# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

03-129260

(43)Date of publication of application: 03.06.1991

(51)Int.CI.

F25B 13/00

F25B 1/00

(21)Application number: 01-266519

(71) Applicant .

(71)Applicant: MATSUSHITA REFRIG CO LTD

(22)Date of filing:

13.10.1989

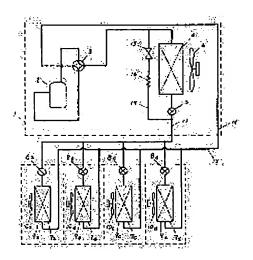
(72)Inventor: KITAYAMA HIROSHI

KINO AKIHIRO

## (54) MULTI-ROOM TYPE AIR CONDITIONER

### (57)Abstract:

PURPOSE: To operate the title air conditioner while maintaining optimum operational pressure conditions by constituting a refrigerant circulating path in the form of a ring, which connects an outdoor unit to a plurality of indoor units, and providing a bypass connecting a circulating path between a four-way valve and an outdoor heat exchanger to a circulating path between an outdoor expansion valve and indoor expansion valves. CONSTITUTION: In a case where the performance of indoor units is extremely small and a 1-HP operation is carried out, indoor side expansion valves 8a, 8b, 8c are closed while an indoor side expansion valve 8d is opened, and the performance of a compressor 2 shows a 2-HP operation in a lower limit. in this case, the pressure of condensation (or an equivalent temperature) is detected, and when it is lower than a preset value, a solenoid valve 15 is opened. Thereby, gas discharged from the compressor 2 is made to flow to two circulating paths i.e., a path to an outdoor side heat exchanger 4



and a bypass 17, and since condensation performance is reduced, the pressure of condensation is increased. In the case of the small capacity operation of the indoor units, an amount of refrigerant passing through the bypass 17 is controlled to reduce the condensation performance by controlling the opening degree of an outdoor expansion valve 5. This method makes it possible to carry out a cooling operation while always maintaining optimum operational pressure conditions throughout the year irrespective of the number of indoor units.

### **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

### ⑫ 公 開 特 許 公 報(A) 平3-129260

Int. Cl. 5 F 25 B 13/00 識別記号

庁内整理番号

码公開 平成3年(1991)6月3日

1/00

1 0 4 1 0 1 G 7914-3L 7536-3L

審査請求 未請求 請求項の数 1 (全4頁)

多室型空気調和機 国発明の名称

> 頭 平1-266519 ②特

願 平1(1989)10月13日 22出

Ш 浩 明 者 北 個発

大阪府東大阪市高井田本通3丁目22番地 松下冷機株式会

社内

野 章 宏 @発 明 者 娍

大阪府東大阪市高井田本通3丁目22番地 松下冷機株式会

补内

松下冷機株式会社 ⑪出 願 人

大阪府東大阪市高井田本通3丁目22番地

重孝 弁理士 栗野 何代 理 人

外1名

骞 88 細

1、発明の名称

多室型空気調和機

2、特許請求の範囲

圧縮機,四方弁,室外側熱交換器,室外侧膨張 弁から成る室外機と、室内側膨張弁,室内側熱交 換器から成る複数の室内機を接続して環状の冷媒 回路を構成し、前記四方弁と前記室外側熱交換器 との間と、前記室外側膨張弁と前記室内側膨張弁 との間とを接続する、電磁弁と流量調整機構から 成るパイパス回路を設けた多室型空気調和機。

3、発明の詳細な説明

産菜上の利用分野

本発明は多室型空気調和機に係わり、特に冷房 運転時の容量制御運転に関する。

従来の技術

従来の複数の室内機を有する多室型空気調和機 について、既に、さまざまな開発がなされており、 例允ば、冷康。第61巻第708号(昭和61年 10月号)P1038~1045に示されている

よりな多室型空気調和機について第2図を用いて 説明する。

1 は多室型空気調和機の室外機であり、圧縮機 2,四方升3,室外侧熱交換器4,室外側膨張升 5,室外側ファン8から成っている。

7 a , 7 b , 7 c , 7 d は室内 機であり、それ ぞれ室内側膨張弁 8a,8b,8c,8d、室内側 然交換器9a,9b,9c,9d、室内側ファン 10a,10b,10c,10dから成っている。

そして室外機1と室内機7a,7b,7c,7d は液管11及びガス管12によって環状に接続さ れ、冷媒回路13を構成している。

次に上記構成の多室型空気調和機の動作につい て説明する。

まず冷房運転時は、圧縮機2で圧縮された高温 西田ガスは四方弁3を介して室外側熱交換器4で 機縮 し 所圧の 液 冷媒 と な り 、 室 外 側 膨 張 弁 5 を 介 して室内側膨張弁8a,8b,8c,8dで減圧 され、室内側熱交換器9 a , 9 b , 9 c , 9 d で 室内空気と然交換して蒸発し低温低圧ガスとなり、 圧縮機2にもどる。との時、室内機のいずれかが 停止状態にある場合(例えば室内機で a)、その 室内側膨張弁は閉じられ(例えば室内側膨張弁 Baは閉)、停止室内機には冷媒は流れないよう に運転される。

الم نا

次に暖房運転時は、圧縮とれた高温 の圧ガスは四方井3を介して室内側熱交換器9a, 9b,9c,9dで室内空気と熱交換して吸敷縮し の液冷媒となり、室内側影張弁8a,8b, 8c,8dを介して室外側影張弁5で減圧ガスとなり、 室外側熱交換器4で蒸発して低温低圧ガスとなり、 全外側熱交換器4で蒸発して低温低圧ガスとなり、 圧縮機2にもどる。この時、室内機のいずれかが 停止状態にある場合(例えば室内機でする)、 では、の例えば室内側膨張弁は微開となり(例えば室内側膨張弁は微開となり(例えばを内側膨張弁は を上げ側膨張弁は微開となりにはほとんど冷媒が流 れないよりに運転される。

### 発明が解決しようとする課題

しかしながら近年との値の多室型空気調和機は 年間冷房の要求が強く冬期の低外気温条件でも冷 房運転が可能なことが望まれており、上記構成に

を可能とする多室型空気調和機を提供することを 目的とする。

# 課題を解決するための手段

上記課題を解決するために本発明は、圧縮機,四方弁,室外側然交換器,室外側膨張弁から成る室外機と、室内側膨張弁,室内側熱交換器から成る複数の室内機を接続して環状の冷媒回路を構成し、四方弁と室外側熱交換器との間と、室外側膨張弁との間を、電磁弁と流量調整機構から成るパイパス回路で接続した構成としたものである。

#### 作用

本発明は上記した構成により、年間を通じて室 内機の運転台数にかかわらず常に適正な運転圧力 状態を維持した冷房運転を可能とするものである。

### 实 施 例

以下、本発明の一実施例を第1図を用いて説明 する。尚、従来と同一部分については同一符号を 付し、その詳細な説明を省略する。

1 4 は多室型空気調和機の室外機であり、圧縮

・おいては、復数の室内機のうち運転室内機が小容量運転(例えば一台運転)となった場合、圧縮機能力や室外側熱交換器能力と室内側熱交換器能力との間にアンパランスが生じ、運転圧力状態が異常になるという課題があった。

すなわち、例えば1〇PP室外機と4PP,3PP,2PP、1P室内機の組合せから成る1〇PPの多室型空気調和機において、1PP室内機のみの低外気温時の冷房運転の場合、1PP室内機の能力が大きいために低圧圧力は低下上縮機能力の方が大きいために低圧圧力は低下し、するとの影響を受けて更に低圧圧力が低下し、蒸発温度は通常運転に比べ大幅に低下するととになる。従って室内機を流れる冷媒循環量は大幅に減少して冷房が不可能になるという現象となった。

本発明は上記従来の課題を解決するもので、低 外気温条件下で小容量室内機の冷房運転を行なっ た場合でも、適正な運転圧力状態を維持した運転

機2,四方弁3,室外側熱交換器4,室外側膨張 井5,室外側ファン6と、電磁井16及び流量調 整機構16を設けた、室外側膨張弁5と室内側膨 張弁8a,8b,8c,8dとの間の液管11と 四方井3と室外側熱交換器4との間を接続するバ イパス回路17から成る。

また、本説明では各熱交換器及び圧縮機の能力 は例として以下に示すものとする。

室外側熱交換器 4 ······1 O IP ,室内側熱交換器 9 a ······4 IP ,9 b ······3 IP ,9 c ······2 IP , 9 d ······1 IP,圧縮機 2 ······2 ~ 1 O IP の間可変。 次に上記構成の低外気温条件下での冷房運転時の動作について述べる。

室内機能力が10 PP の場合、電磁弁1 5 は閉路 し、圧縮機 2 は10 PP 運転し、室外側熱交換器 4 と室内側熱交換器 9 a , 9 b , 9 c , 9 d の能力 はバランスするため、適正な運転圧力を維持して 運転される。

次に室内機能力が極端に小さくなって 1 EP 運転を行なり場合、室内側膨張弁8 a・,8 b ,8 c

は閉路し、室内側膨張井 B d は開路し、圧縮機 2 能力は下限の 2 P 運転となる。この時、凝縮圧力 (または相当温度)を検知し、設定値より低い場 合は電磁井 1 5 は開路する。すると圧縮機 2 から の吐出ガスは室外 側熱交換器 4 とパイパス 回路 17 の両回路を流れることになり、 凝縮能力は低下す るため、 凝縮圧力は上昇する。

しかしながら外気温が低く上記状態でも凝縮圧 力が設定値より更に低い場合も生じる。

この場合は室外側膨張弁5を更に絞ることにより室外側熱交換器4を流れる冷媒量を減少させパイパス回路17を流れる冷媒量を増加させるように制御する。すると更に室外側熱交換器4での誤縮能力が低下するため、凝縮圧力は上昇する。

以上のように室内機の小容量運転の場合は、室 外側膨張弁5の開度を制御することによりパイパス回路17を流れる冷媒量を制御して凝縮能力を 低下させ、室内側熱交換器能力とバランスするよ うにして高圧の低下を防止するため、低圧の低下 も抑えられ、蒸発温度の極端を低下が防止でき着

代理人の氏名 弁理士 栗 野 重 孝 ほか1名

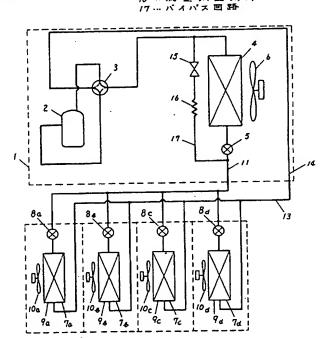
霜現象もなくすことができる。

### 発明の効果

# 4、図面の簡単な説明

第1図は本発明の一実施例における多室型空気 調和機の冷康サイクル図、第2図は従来の多室型 空気調和機の冷康サイクル図である。

第 ) 図



第 2 図

£1 .

